Searching PAJ Page 1 of 1

# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number: 2003-299305(43)Date of publication of application: 17.10.2003

(51)Int.Cl. H02K 7/08

F16C 17/10 F16C 33/10 H02K 21/22

(21)Application number: 2002-099629 (71)Applicant: MINEBEA CO LTD

(22)Date of filing: 02.04.2002 (72)Inventor: HORIUCHI TOSHIMITSU

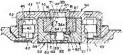
KULL ANDREAS

### (54) SPINDLE MOTOR

### (57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a spindle motor capable of mounting two rows of radial dynamic pressure generating parts at as a long span as possible, thus significantly improving the swing characteristic of a rotating shaft and sufficiently meeting needs for slimness.

SOLUTION: A flange 34 of a rotating shaft 30 is mounted in the middle thereof in the axial direction, and on both sides of the flange 34, a radial dynamic pressure generating part R is provided. The radial dynamic pressure generating part R is constituted of a plurality of herringbone grooves or the like formed in a sleeve 21.



### (19)日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特開2003-299305 (P2003-299305A)

(43)公開日 平成15年10月17日(2003.10.17)

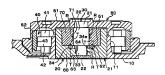
(51) Int.CL <sup>7</sup>		織別記号	F I
H02K	7/08		H02K 7/08 A 3J011
F16C	17/10		F 1 6 C 17/10 A 5 H 6 O 7
	33/10		33/10 Z 5 H 6 2 1
H 0 2 K	21/22		H 0 2 K 21/22 M
			審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全 5 頁)
(21)出願番号		特願2002-99629(P2002-99629)	(71)出願人 000114215
(22)出顧日		平成14年4月2日(2002.4.2)	ミネベア株式会社 長野県北佐久那御代田町大字御代田4106—
(22) 四親日		平成14年4月2日(2002.4.2)	按野祭北佐久排御代田可大子卿代田4100— 73
			(72)発明者 堀内 敏光
			長野県北佐久郡御代田町大字御代田4106-
			73 ミネベア株式会社内
			(72)発明者 クール アンドレアス
			ドイツ 78166 ドナウエシンゲン プリ
			ガッタルストラッセ36
			(74)代理人 100096884
			弁理士 末成 幹生

## (54) 【発明の名称】 スピンドルモータ

### (57)【要約】

【課題】 2列のラジアル動圧発生部をできるだけ長い スパンをおいて設けることができ、その結果として回転 軸の扱れ特性の大幅な向上が図られ、しかも薄型化に十 分対応スよどンドルチータを提供する。

【解決手段】 回転輸30のプランジ34を軸方向の中間解に設け、このプランジ34の両側にラジアル動圧発生解Rを設ける。ラジアル動圧発生解Rは、スリープ21に形成した複数のヘリングボーン消等で構成する。



最終頁に続く

【特許請求の範囲】

【請求項1】 軸方向の中間部にフランジを有する回転 軸と、

この回転軸を回転自在に支持する軸受と、

前記回転軸に固定される回転体と、

この回転体を電磁作用で回転させるモータとを備え、 前記回転軸と前記軸受との間に潤滑用流体が供給される スピンドルモータであって、

前記回転軸における前記フランジの両側の外周面と前記軸受との間にラジアル動圧発生部が設けられ、 前記回転軸における前記フランジの端面と前記軸受との

前記回転軸における前記フランジの端面と前記軸受との 間にスラスト動圧発生部が設けられていることを特徴と するスピンドルモータ。

【請求項2】 前差回転納が利入される前記帳受の輸孔 は、一端が開放し、他端がカウンタブレートで閉路され ており、回転軸は、前記フラシジを境に、触受の開放端 側が大怪部、カウンタブレート側が小怪部とされ、前記 軸受には、前記フランジのカウンタブレート側の端面を 受ける段部が形成されていることを特徴とする請求項1 に記載のスピンドルモータ。

[請求項3] 前記ラジアル勢圧発生部よどが前記スラスト動圧発生部は、前記回転軸もしくは前記軸受のいずれか一方に形成された薄によって設けられることを特徴とする請求項1または2に記載のスピンドルモータ。 信請求項4] 前記フランジには、その両端面に貫通する油孔が形成されていることを特徴とする請求項1つるのいずむかに記載のスピンドルモータ。

#### 【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、例えば磁気ディス ク装置のHDD (ハードデスクドライブ) 用モータ等、 精密な回転が要求されるモータとして好適なスピンドル モータに関する。

#### [0002]

【従来の技術】この種のスピンドルモータは、電磁モータによって回転させられるハブが回転軸を介して軸受に回転自在収支持された構成が一般的であり、図3はその一例を示している。このスピンドルモータは、ベース9 のに固定された時受ユニット91に回転軸92が回転自在に支持され、回転軸92の上端突出部にステータユニット94とハブ93に固定されたマグネット95からなるモータ96により、ハブ93が回転軸92を中心に回転する。回転するハブ93と体に回転する。回転するハブ93と一体に回転する。

【0003】軸受ユニット91は、回転軸92のラジアル荷重を受けるスリープ91Aと、回転軸92のスラスト荷重を受けるカウンタプレート91Bは、スリープ91Aの軸C91スの下端面に固着されてスリープ91Aの軸孔91aの下端

開口を塞いでおり、輸孔91aの上側は開放している。 一方、回転輸92は、その下端部にフランジ92Aを有 している。輸受ユニット91と回転輸92との間には潤 清油が供給されるが、その潤清油に動圧を発生させる動 圧発生部が、両者の間に設けられている。

【0001】動圧発生部は、回転轉92のラジアル荷重を受けるラジアル動圧発生部と、回転轉92のスラスト 積重を受けるスラスト動圧発生部とに分けられる。ラジ アル動圧発生部は、スリープ91Aの内関値に関方向に 治って形成された複数の消によって構成される。また スラスト動圧発生部は、フランジ92Aに対向するカウ ンタブレート91Bの上面と、フランジ92Aに対向するカウ ンタブレート91Bの上面と、フランジ92Aに対向するカウ ンタブレート91Bの上面と、フランジ92Dに対向は 治って形成された複数の消率より構成される。動圧は、 満に供給された潤滑油が回転轉92の回転によって高圧 化することにより発生し、動圧の発生によって回転軸92 を非接触、か低トルケで高い回転制度とますることができる。なお、満としては、回転軸92の回転方向に収束するV学状のペリングボーン消等が一般的である。

#### [0005]

【発明が解決しようとする課題】上記ラジアル動圧発生 部は、回転輪92の軸方向に2列設けると、軸受側性が 高まって回転軸の最れ特性が向上し、しかも2列の間の スパンが長いほど効果的である。しかしながら、図31に 示したスピンドルモータの回転軸92は下端部にフラン ジ92為を有していることから、フランジ92Aを有していることから、フランジ92Aを有していることから、フランジ92Aを有して対していることが見てまります。 動配発生部を2列記けることが匿場であった。ラジアル動圧 発生部を2列記けるためには軸部を長くすることが考え られるが、それでは近年とめに要求されてきているスピ ンドルモータの類型化には対応できない。すなわち、従 来のスピンドルモータでは、薄型化の要求に伴って2列 のラジアル動圧発生部を設けることが聴しく、そのた 動 振れ替やの曲上が留ままれていた。

【0006】よって本発明は、2列のラジアル動圧発生 館をできるだけ長いスパシをおいて設けることができ、 その結果として回転軸の振れ特性の大幅な向上が図ら れ、しかも薄型化に十分対応なスピンドルモータを提供 することを目的としている。

### [0007]

【認題を解決するための手段】本発明は、地方向の中間 部にフランジを有する回転軸と、この回転軸を回転自在 に支持する軸愛と、回転軸に固定される同転など、この 回転体を電磁作用で回転させるモータとを備え、回転軸 と軸受との間に潤滑用流体が供給されるスピンドルモータ であって、回転軸におけるフランジの両側の外周面と 軸受との間にラジアル動圧発生部が設けられ、回転軸に おけるフランジの端面と軸愛との間にスラスト動圧発生 部が設けられていることを複数としている。 【0008】本発別によれば、回転軸の中間部にスラス・動圧発生用のワランジが設けられ、このアランジの両側にラジアル動圧発生部が設けられている。したがって、スラスト動圧発生間のアランジを設けながらも、2例のラジアル動圧発生部をできるだけ長いスパンをおいて設けることができる。ちなみに、本発明では回転軸の両端に対応させてラジアル動圧発生部を設けることができ、この場合が最も長いスパンである。このため、本発明では回転軸の扱材特性の大幅な向上が関われる。また、回転軸を長くすることなく2列のラジアル動圧発生部をできるだけ長いスパンをおいて設けることができるので、薄型には十分対応が間である。

【0009】本発則では、同味軸が導入される軸愛の軸 孔が、一端が開放し、他無がカウンタブレートで閉第さ れており、同味軸は、フランジを境は、軸愛の開放端側 が大径部、カウンタブレート側が小径部とされ、軸受に は、フランジのカウンタブレート側の端面を受ける段部 が形成されている形塊を含む。

【0010】この形態によると、回転軸に、カウンタブ レート側に向かう軸方向の衝撃が加わった場合、その衝 撃は、ブランジのカウンタブレート側の端面から軸受の 段部に伝わり、その段部で受けられる。このため、フラ ンジと回転軸の接合部に応力はかからず、その接合部に 欠陥が生じたり、フランジが変形したりすることが防止 される。また、カウンタブレートに衝撃が伝わらないの で、カウンタブレートの服然も防止される。これらのこ とから、耐衝撃性の大幅な向上が図られる。さらに、小 怪部が形波されることにより軸受に対するの転軸の動圧 摩擦が軽減し、これによって消費電力の低減が図られ

【0011】本発明のラジアル動圧発生部およびスラスト動圧発生部は、回転軸もしくは軸受のいずれか一方に 形成された潜によって設けることができる。これら溝 は、通常、固定側すなわち軸受側に形成される。また、 その溝をしては、上記・リングボーン溝が挙げられる。 【0012】また、本発明では、フランジの部側の油 圧が均一化される観点から、フランジに、その両端面に 質面する油孔を形成したことを好ましい形態とする。 【0018】

【発明の実施の形態】以下、図面を参照して本発明を日 り用モータに適用した一実施形態を説明する。図1 は、一実施形態のスピンドルモータの断面を示してい る。このモータは、ケース10、軸受ユニット20、 転軸30、モータ40、ハブ (回転体) 50から構成さ れている。ケース10の中心には図1で上方に突出する 円筒状のホルダ部11が形成されており、このホルダ部 11内に触受ユニット20が圧入されている。機受ユニット20は、円筒状の外側スリーブ60および内側スリ ーブ70からなるスリーブ(軸受)21と、このスリー デ21の下半期に左案ぐ円取ばめのカンタグレート22 とから構成されている。

【0014】回転輸30は輸受ユニット20によって回転自在に支持されており、輸受ユニット20から突出する上端部のハブ固定部31に、図示せぬボルト等によってハブ50が固定されている。ハブ50は、円板部51と、円板部51の周縁から垂下する円筒部52を存する断面略ハット状であり、円筒部52の外周に図せなり、四域を10分割を20内周面とケース10のホルグ部11の外周面とは互いに対向し、これら対向面のケース10側にはコイル41が巻かれたステータ42が最かになテータは1が巻かれたステータ42が開音されている。これらステータ42が同じなモータマグネット43が同音されている。これらステータ42がよびエテータイクが崩成されている。

【0015】以上が一実施形態のスピンドルモータの概 略構成であり、このモータによれば、コイル41に所定 の電流を供給するとステータ42から電流破界が発生

し、この電流磁界とモータマグネット43との間に発生 する電磁相互作用により、ハブ50が回転軸30を中心 として回転し、磁気ディスクが回転する。

【0016】次いで、軸受ユニット20またび回転軸3 の構成を詳述する。まず、回転軸30から影明する と、回転軸30は、上記シブ固定部31から下方部分が スリーブ21に挿入されており、その挿入部分は、上か ら、ハブ固定部31よりも大径の大径部32と、ハブ固 定部31よりも外径の小径部31に分けられ、さらに、 小径部33の上端部に、フランジ34を備えている。こ のフランジ34は、回転軸30両軸部と別体で軸部に管 接等の手段で固顧されているが、軸部と一体成形されて いてもよい。大径部32は小径部33よりも長く、例え ばその比率は2:1程度である。フランジ34には、上 下の端面に貫通する複数の油孔34 が関方向に等間隔 をおいて形成されている。これら油孔34 点は、大径部 32の外関面に対応する位置に形成されている。

【0017】軸受ユニット20は、前述の加くスリープ 21とカウンタブレート22とから構成されている。ス リープ21は、外側スリープ60に形成された円筒状の 凹所61に、軸孔71を有する内側スリープ70が圧入 されて構成されている。外側スリープ600回所61の 底面および下面には、それぞれ円形の段部62,63形 形成されており、これら段部62,63間に軸孔64が 形成されている。下面の段部63にはカウンダブレート 22が嵌め込まれている。このカウンタブレート22 は、圧入や潜検または接荷等の手段によって外側スリー ブ60に関荷されている。

【0018】内側スリーブ70の軸孔71は回転軸30の大後部32に対応し、段部62には回転軸30のフランジ34が嵌め込まれ、外側スリーブ60の軸孔64は回転軸30の小後部33に対応している。大径側と小径

側の各軸孔71,64の内側面には、ラジアル動圧発生 用の溝が形成されている。溝としては、図2に示すよう に、V字状の複数のヘリングボーン溝80が挙げられ、 その場合には、回転輸30の回転方向Rに向かって先端 が収束するように、かつ関方向に等間間隔に形成される。 また、回転輸30のフランジ34を挟む外側スリーブ6 0の段部52と内側スリーブ70の下端面には、スラ スト動圧発生用の溝がそれぞれ形成されている。溝とし ては、上記・ソングボーン清でもよく、また、この他に は欠バイラル袋の溝等であってもよい。

【0019】上記軸受ユニット20は、回転輸30のか 経部33を外側スリーブ60の軸孔64に抑入すると同 時にフランジ34を段部62に接め込み、次いで軸孔7 1に回転輸30を通しながら内側スリーブ70を外側ス リーブ60の四所61に圧入し、最後にカウンタブレート22を段離63に接め込んで固着させる手順で組み立 てられる。この組立状態で、軸受ユニット20と回転軸 30との間には調管油が単結される微小次隙間が形成さ れる。軸受ユニット20は、図1に示すように外側スリーブ60をベース10のホルダ部11内に圧入するか、 もしくは接め込んだ状態を滑線、接着等の手段によって 固着させるときにより、ベース10に固定されるで

【0020】なお、軸受ユニット20(外側スリーブ60、内側スリーブ70およびカウンタブレート22)と 回転軸30の材質であるが、両者は、例えばステンレス 類と各種制合金 (青銅、黄制等)の組み合わせが挙げる れ、軸受ユニット20は多孔質の焼結合金を用いること もできる。例えば軸受ユニット20が顧合金の場合、上 記のラジアル動圧やスラスト動圧の発生用離は、化学エ テチング、電解エッチングあるいはカイニング等の手法 で形成することができる。また、焼結合金の場合、溝 は、圧粉体の皮形時あるいは焼結体のサイジング時等に 皮形するとかできる。

【0021】次に、上記回転軸30およびこれを支持す る上記軸受ユニット20の作用について説明する。モー タ40の作用で回転軸30が回転すると、軸受ユニット 2.0と回転軸3.0との間に潤滑油が浸透して油膜が形成 される。そして、スリーブ21の各ラジアル動圧発生用 溝に潤滑油が供給され、その潤滑油が高圧化してラジア ル側の動圧が発生する。また、スリープ21のスラスト 動圧発生用溝に潤滑油が供給され、その潤滑油が高圧化 してスラスト側の動圧が発生する。ここで、図1に、ラ ジアル動圧およびスラスト動圧が発生する部分を、それ ぞれラジアル動圧発生部Rおよびスラスト動圧発生部T として示す(実際には軸受ユニット20と回転軸30と の間に存在する)。回転軸30のラジアル荷重はラジア ル動圧発生部Rによって受けられ、スラスト荷重はスラ スト動圧発生部Tによって受けられる。スラスト動圧発 生部Tがフランジ34の両端面に対して設けられている ので、回転軸30は上下方向の移動が規制される。ま

た、フランジ34の油孔34aによってフランジ34の 上下の油圧が均一化される。

【00021 本実施形態によれば、回転軸3のに設ける スラスト動圧発生用のプランジ34を軸方向の中間部に 位置させ、このプランジ34の両側にラジアル動圧発生 部Rを設けている。したがって、スラスト動圧発生用の プランジ34を設けながらも、2列のラジアル動圧発生 部Rを軸方向にできるだけ扱いないシをおいて設けることができる。本実施形態では、回転軸30がスリープ2 で支持される部分の両端部にラジアル動圧発生部を 設けておち、両者のスパンは最大限に長くとられてい る。したがって、回転軸30の扱れ特性の大幅な向上が 関られる。また、回転軸30を提くすることなく2列の ラジアル動圧発生部Rをできるだけ長いスパンをおいて 設けることができるので、薄型化に十分対応可能であ

【0023】また、回転輸3のに、カウンタブレート2 2側に向かう軸方向(図1で下方)の簡繁が加わった場合、その衝撃は、フランジ34のカウンタブレート22 側の端面からスリーブ21の段部62に伝わり、その段略62で受けられる。このため、回転輸30に対するフランジ340を含能に応力はかからず、その後を部に欠陥がからず、その後を部に欠陥が生じたり、フランジ34が変形したりすることが防止される。また、カウンタブレート22の脱落も防止される。これらのことから、耐衝撃化の大幅な向上が関ちれる。さらに、小径部33が形成されることによりスリーブ21に対する回転輸30の動圧摩螺が軽減し、これによって消費電力の低減が図られる。これによって消費電力の低減が図られる。これによって消費電力の低減が図られる。これによって消費電力の低減が図られる。これによって消費電力の低減が図られる。

【0024】また、回転触30をスリーブ21に組み込む際には、フランジ34を外側スリーブ60の段節62 に接め込んで当接させることにより、このフランジ34 を触方向に位置決めすることができるので、組立が容易 となり、これに伴って生産性の向上が図られる。 【0025】

【発明の効果】以上説明したように、本発明のスピンドルモータによれば、回転軸のフランジを軸方向の中間形に設け、たのプランジの両側にラジアル動圧発生態を設けたので、2列のラジアル動圧発生部を受けたので、2列のラジアル動圧発生部をできるだけ長いスパンをおいて設けることができ、その結果として回転やの最れ着であるといった効果を奏する。また、回転軸を、フランジを壊にして軸受の間が端側を大怪部、カウンタブレート側へ将部とし、一方、軸受にフランジのカウンタブレート側の端面を受ける段郎を形成して、回転軸に加れる衝撃を段部で受ける構成とすることにより、フランジと回転側が接合部の大幅、フランジの変形あるいはカウンタブレートの膨落等を防止することができ、その結果、新衝撃性の大幅な向上が収られる。また、フランジを関係に美味させることによりファンジを関係に美味を防止することができ、その結果、新衝撃性の大幅な向上が収られる。また、フランジを関係に美味させることによりファンジを関係に対象されています。

位置決めがなされ、これによって組立が容易となり生産 性の向上が図られる。さらに、回転軸に小径部が形成さ れることにより、軸受に対する回転軸の動圧摩擦が軽減 し、消費電力の低級が図られる。

#### 【図面の簡単な説明】

【図1】 本発明の一実施形態に係るHDD用スピンドルモータの縦断面図である。

【図2】 動圧溝の一例を示すスリープ内周面の展開図である。

【図3】 従来のHDD用スピンドルモータの一例を示す縦断面図である。

## 【符号の説明】

20…軸受ユニット、21…スリーブ(軸受)、22… カウンタプレート、

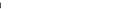
30…回転軸、32…大径部、33…小径部、34…フランジ、

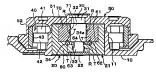
34a…油孔、40…モータ、50…ハブ(回転体)、 62…段部。

64,71…軸孔、80…ヘリングボーン溝、R…ラジ アル動圧発生部、

T…スラスト動圧発生部。

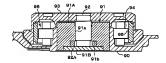
【図1】





【図2】

【図3】



#### フロントページの続き

F ターム(参考) 3J011 AA11 AA20 BA04 CA02 JA02

KAO2 KAO3 LAO5 MA12 PAO3 5H6O7 AAO4 BBO1 BBO9 BB14 BB17

CCO1 GG03 GG12 GG15 JJ04

JJ06 KK00

5H621 GA01 GA04 HH01 JK07 JK15

JK17 JK19

```
【公報種別】特許法第17条の2の規定による補正の掲載
【部門区分】第7部門第4区分
【発行日】平成17年9月15日(2005.9.15)
【公開番号】特開2003-299305(P2003-299305A)
【公開日】平成15年10月17日(2003.10.17)
【出版番号】特顯2002-99629(P2002-99629)
【国際特許分類第7版】
H02K 7/08
```

F 1 6 C 17/10 F 1 6 C 33/10

F 1 6 C 33/10 H 0 2 K 21/22

[FI]

H 0 2 K 7/08 A
F 1 6 C 17/10 A
F 1 6 C 33/10 Z
H 0 2 K 21/22 M

【手続補正書】

【提出日】平成17年4月1日(2005.4.1)

【手続補正1】

【補正対象書類名】明細書

【補正対象項目名】特許請求の範囲

【補正方法】変更

【補正の内容】

【特許請求の範囲】

【請求項1】

軸方向の中間部にフランジを有する回転軸と、

この回転軸を回転自在に支持する軸受と、

前記回転軸に固定される回転体と、

この回転体を電磁作用で回転させるモータとを備え、

前記回転軸と前記軸受との間に潤滑用流体が供給されるスピンドルモータであって、

前記回転離は、大径部と小径部とを有するとともに、小径部に嵌め込まれ、かつ、この 小径部と前記大径部との間に形成された軸方向に直交する段部に当接した状態で固定され るフランジを有し、

前記外側スリーブの前記大径の凹所に嵌合され、前記回転軸の前記大径部が挿入される 輸孔を有する内側スリーブとを有し、

さらに、前記回転軸における前記小径部の外周面と前記外側スリーブの内関面との間、 および前記大径部の外周面と前記内側スリーブの内関面との間のそれぞれに、ラジアル動 圧発生部が設けられ、

<u>前記フランジと対向する、前記外側スリーブの端面との関および前記内側スリーブの端面との関のそれぞれに、</u>スラスト<u>動圧発生</u>部が設けられていることを特徴とするスピンドルモータ。

【請求項2】

前記ラジアル動圧発生部は、前記回転軸もしくは前記軸受のいずれか一方に形成された 溝によって設けられることを特徴とする請求項1に記載のスピンドルモータ。

【請求項3】

<u>前記スラスト動圧発生部は、</u>前記回転軸もしくは前記軸受のいずれか一方に形成された 溝によって設けられることを特徴とする請求項1に記載のスピンドルモータ。

#### 【請求項4】

前記フランジには、その両端面に貫通する油孔が形成されていることを特徴とする請求 項1~3のいずれかに記載のスピンドルモータ。

#### 【手続補正2】

【補正対象書類名】明細書

#### 【補正対象項目名】0007 【補正方法】変更

【補正の内容】

# [0007]

【課題を解決するための手段】

【手続補正3】

【補正対象書類名】明細書

【補正対象項目名】0008

【補正方法】変更

【補正の内容】

[0008]

本発明によれば、回転輪の中間部にスラスト動圧発生用のフランジが設けられ、このフランジの両側の小径部および大径部と、これら小径部および大径部が支持される外側スリーブおよび内側スリーブとの間にラジアル動圧発生部が設けられている。したがって、スラスト動圧発生用のフランジを設けながらも、2列のラジアル動圧発生部をできるだけ長いスパンをおいて設けることができる。ちなみに、本発明では回転軸の両端 (小径部および大径部のそれぞれの端部)に対応させてラジアル動圧発生部を設けることができる。の場合が最も長いスパンである。このため、本発明では回転軸の揺れ特性の大幅な向上が図られる。また、回転軸を長くすることなく2列のラジアル動圧発生部をできるだけ長いスパンをおいて設けることができるので、薄型化に十分対応可能である。

### 【手続補正4】

【補正対象書類名】明細書

【補正対象項目名】0009

【補正方法】変更

【補正の内容】

[00009]

本発明では、上記のように、軸受は、回転軸の小径部が挿入される外側スリーブと、該外側スリーブの一端側の大径の凹所に接合され、回転軸の大径部が挿入される内側スリーブとを個え、外側スリーブ側の他端側の軸孔はカウンタブレートで閉塞されており、外側スリーブには、フランジを収納する小径の凹所が形成されている。

(3)

【手続補正5】

【補正対象書類名】明細書

【補正対象項目名】 0 0 1 0

【補正方法】変更

【補正の内容】

[0010]

この形態によると、回転軸に、カウンタブレート側に向かう軸方向の衝撃が加わった場合、その衝撃は、フランジのカウンタブレート側の端面から<u>外側スリーブの小径の門所</u>に伝わり、その<u>小径の門所</u>で受けられる。このため、フランジと回転軸の接合部に応力はかからず、その接合部に欠廃が生じたり、フランジが変形したりすることが防止される。また、カウンタブレートに衝撃が伝わらないので、カウンタブレートの脱落も防止される。これらのことから、耐衝撃性の大幅な向上が図られる。さらに、小径部が形成されることにより軸受に対する回転軸の動圧廃掠が軽減し、これによって消費電力の低減が図られること

【手続補正6】

【補正対象書類名】明細書

【補正対象項目名】0016

【補正方法】変更

【補正の内容】

[0016]

次いで、軸受ユニット20および回転軸30の構成を詳述する。

まず、回転軸30から説明すると、回転軸30は、上記ハブ固定部31から下方部分が リープ21に挿入されており、その挿入部分は、上から、ハブ固定部31よりも大径の 大径部32と、ハブ固定部31よりも小径の小径部33に分けられ、さらに、小径部33 の上端部に次等の手段で囲着されている。このフランジ34は、回転軸30の軸部と別体 で軸部に溶等の手段で囲着されている。大径部32は小径部33よりも長く、例えばそ の比率は2:1程度である。フランジ34には、上下の端面に貫通する複数の油孔34 a が周方向に等間隔をおいて形成されている。これら油孔34 aは、大径部32の外周面に 対応する位置に形成されている。

【手続補正7】

【補正対象書類名】明細書

【補正対象項目名】0017

【補正方法】変更

【補正の内容】

[0017]

・ 観受ユニット20は、前述の如くスリーブ21とカウンタブレート22とから構成されている。スリーブ21は、外側スリーブ60に形成された円筒状の凹所 (大径の凹所) 60 にに、輸孔71を有する内側スリーブ70が圧入されて構成されている。外側スリーブ60の門所61の底面には円形の段部 (小径の凹所) 62が形成され、外側スリーブ60の下面には円形の段部63が形成されており、これら段部62、63間に輸孔64が形成されている。下面の段部63にはカウンタブレート22が嵌め込まれている。このカウンタブレート22は、圧入や溶接または接着等の手段によって外側スリーブ60に固着されている。

【手続補正8】 【補正対象書類名】明細書 【補正対象項目名】0019 【補正方法】変更 【補正の内容】 【0019】

上記軸受ユニット 2 0 は、回転輸3 0 の小径部3 3 を外側スリーブ6 0 の輸引 6 4 に挿入すると同時にフランジ 3 4 を段略6 2 に厳め込み、次いで輸入 7 1 に回転輸3 0 0 売したが5 内側スリーブ 7 0 を外側スリーブ 6 0 の四所 6 1 に圧入し、最後にカウンタブレート 2 2 を段節 6 3 に嵌め込んで固着させる手順で組み立てられる。また、この他の阻立と送としては、回転輸3 0 にフランジ 3 4 を程かけてから、小径部 3 3 を外側スリーブ 6 0 の輸孔 6 4 に挿入すると回時にフランジ 3 4 を段節 6 2 に嵌め込み、次いで、大径部 3 2 を内削又リーブ 7 0 の輸孔 7 1 に挿入させなが5 外側スリーブ 6 0 の門所 6 1 に作削スリーブ 7 0 を圧入させて嵌め込み、最後にカウンタブレート 2 2 を良節 6 3 に嵌め込みで、回納させる手順を採用することもできる。この組立状態で、軸受ユニット 2 0 と回転輸3 0 との間には調滑油が供給される微小な隙間が形成される。軸受ユニット 2 0 は、図1 に示すように外側スリーブ 6 0 をベース 1 0 のホルダ部 1 1 内に圧入するか、もしくは接め込んだ状態を溶接、接着等の手段によって固着させることにより、ベース 1 0 に固定される。